

32

POWERED BY Dialog

Piston for shock absorber comprises sealing element over circumferential protrusions, and radial opening connecting circumferential piston groove with at least one axial channel in piston body

Patent Assignee: GKN SINTER METALS HOLDING GMBH; GKN SINTER METALS GMBH;
MAY E

Inventors: MAY E

Patent Family

Patent Number	Kind	Date	Application Number	Kind	Date	Week	Type
DE 19847343	A1	20000420	DE 1047343	A	19981014	200026	B
WO 200022318	A1	20000420	WO 99EP7640	A	19991012	200027	
AU 9964704	A	20000501	AU 9964704	A	19991012	200036	
BR 9914432	A	20010703	BR 9914432	A	19991012	200141	
			WO 99EP7640	A	19991012		
EP 1121543	A1	20010808	EP 99952552	A	19991012	200146	
			WO 99EP7640	A	19991012		
US 20020056368	A1	20020516	WO 99EP7640	A	19991012	200237	
			US 2001834323	A	20010413		
JP 2002527691	W	20020827	WO 99EP7640	A	19991012	200271	
			JP 2000576189	A	19991012		
US 6481336	B2	20021119	WO 99EP7640	A	19991012	200280	
			US 2001834323	A	20010413		
EP 1121543	B1	20030205	EP 99952552	A	19991012	200318	
			WO 99EP7640	A	19991012		
DE 59904242	G	20030313	DE 504242	A	19991012	200320	
			EP 99952552	A	19991012		
			WO 99EP7640	A	19991012		
ES 2190259	T3	20030716	EP 99952552	A	19991012	200356	

Priority Applications (Number Kind Date): DE 1047343 A (19981014)

Patent Details

Patent	Kind	Language	Page	Main IPC	Filing Notes
DE 19847343	A1		7	F15B-015/20	
WO 200022318	A1	G		F16F-009/36	
Designated States (National): AU BA BG BR BY CA CN CZ HR HU ID IL IN JP KP MK MX NO NZ PL RO RU SG SI SK TR US YU ZA					

BEST AVAILABLE COPY

Designated States (Regional): AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LU MC NL PT SE					
AU 9964704	A			F16F-009/36	Based on patent WO 200022318
BR 9914432	A			F16F-009/36	Based on patent WO 200022318
EP 1121543	A1	G		F16F-009/36	Based on patent WO 200022318
Designated States (Regional): AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU MC MK NL PT RO SE SI					
US 20020056368	A1			F16F-009/36	Cont of application WO 99EP7640
JP 2002527691	W		19	F16F-009/32	Based on patent WO 200022318
US 6481336	B2			F01B-031/00	Cont of application WO 99EP7640
EP 1121543	B1	G		F16F-009/36	Based on patent WO 200022318
Designated States (Regional): AT BE CH CY DE DK ES FI FR GB GR IE IT LI LU MC NL PT SE					
DE 59904242	G			F16F-009/36	Based on patent EP 1121543
					Based on patent WO 200022318
ES 2190259	T3			F16F-009/36	Based on patent EP 1121543

Abstract:

DE 19847343 A1

NOVELTY Piston for shock absorber comprises a sealing element over circumferential protrusions, and a radial opening connecting circumferential piston groove with at least one axial channel in piston body.

DETAILED DESCRIPTION The piston for a piston-cylinder unit, in particular, a shock absorber piston has a body (6) provided with at least two circumferential protrusions (10) bounding a groove (11). A collar-like plastic sealing element (9) formable in hot state is molded onto the protrusions (10) so that it axially extends beyond them. The piston body is provided with axial channels (8) closed by one-way throttle valves (8.1). There is at least one radial opening (12) which connects at least one channel (8) with the groove (11).

USE As a piston for a shock absorber unit.

ADVANTAGE Piston manufacture is simplified. The performance of the sealing element is improved.

DESCRIPTION OF DRAWING(S) The drawing shows the proposed piston.

Cylinder wall (1)

Piston body (6)

Axial channel (8)

One-way throttle valve (8.1)

Sealing element (9)

BEST AVAILABLE COPY

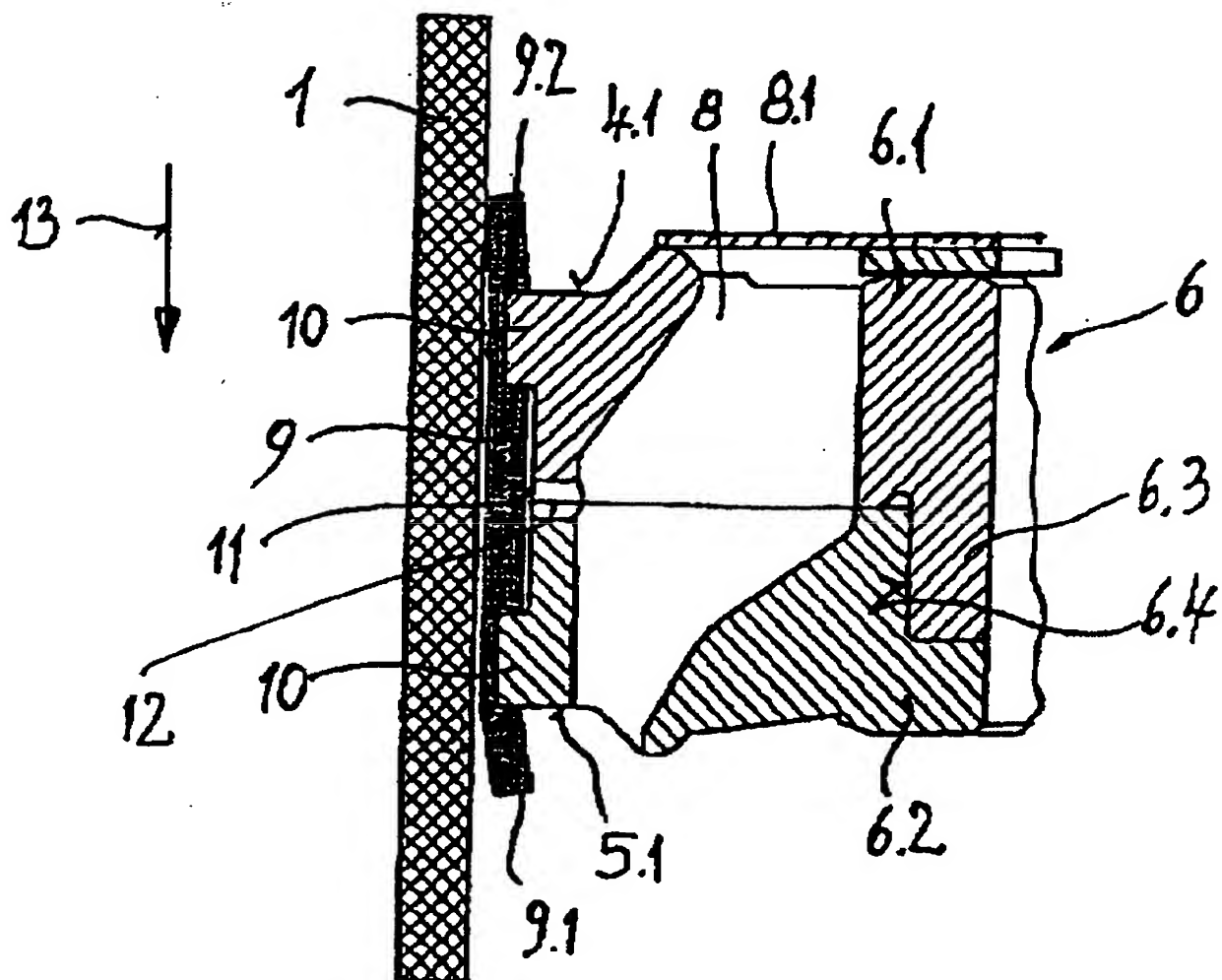
Circumferential protrusions (10)

Circumferential groove (11)

Radial opening (12)

pp; 7 DwgNo 2/4

BEST AVAILABLE COPY



Derwent World Patents Index

© 2003 Derwent Information Ltd. All rights reserved.

Dialog® File Number 351 Accession Number 13122258

BEST AVAILABLE COPY



①9 BUNDESREPUBLIK
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES
PATENT- UND
MARKENAMT

⑫ **Offenlegungsschrift**
⑩ **DE 198 47 343 A 1**

⑤1 Int. Cl.⁷:
F 15 B 15/20
F 16 F 9/36
F 16 J 1/00
C 09 K 3/10
F 04 B 53/14

②1 Aktenzeichen: 198 47 343.5
②2 Anmeldetag: 14. 10. 1998
④3 Offenlegungstag: 20. 4. 2000

⑦1 Anmelder:
GKN Sinter Metals Holding GmbH, 42477
Radevormwald, DE

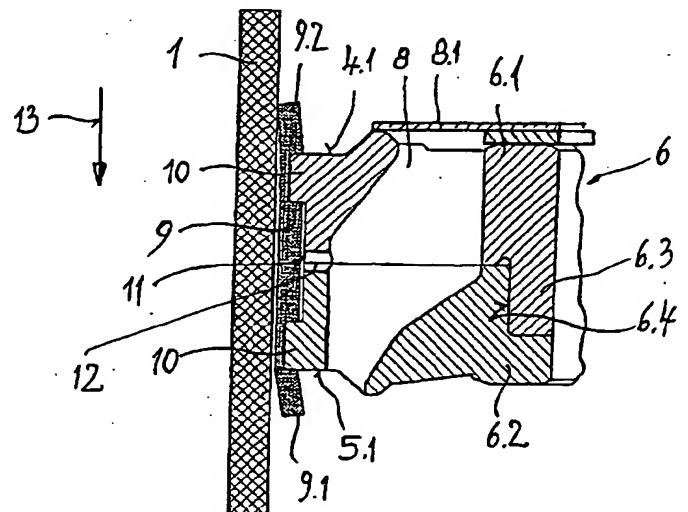
⑦4 Vertreter:
Patentanwälte Maxton & Langmaack, 50968 Köln

⑦2 Erfinder:
May, Ewald, 53175 Bonn, DE

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

⑤4 Kolben mit druckabhängiger Dichtwirkung für eine Kolben-Zylinder-Anordnung, insbesondere Stoßdämpferkolben

⑤7 Kolben für eine Kolben-Zylinder-Anordnung, insbesondere Stoßdämpferkolben, mit einem Kolbenkörper (6), der auf seiner Umfangsfläche mit wenigstens zwei umlaufenden Stegen (10) versehen ist, die eine Nut (11) begrenzen, bei dem ferner auf die Stege eine manschettens-förmige Dichtung (9) aus einem warmverformbaren Kunststoffmaterial aufgeformt ist, die die Stege (10) übergreift, und mit axialen Durchlaßkanälen (7, 8) im Kolbenkörper, die über einseitig öffnende Drosselventile (7.1, 8.1) verschlossen sind, sowie mit wenigstens einer Radialöffnung (12), die wenigstens einen Durchlaßkanal (7, 8) mit der Nut (11) zwischen zwei Stegen (10) verbindet (Fig. 2).



DE 198 47 343 A 1

DE 198 47 343 A 1

Beschreibung

Aus EP-A-0 658 611 ist ein Stoßdämpferkolben bekannt, der einen Kolbenkörper aufweist, der auf seiner Umfangsfläche mit einem umlaufenden Steg versehen ist, an den sich eine Vielzahl von in Achsrichtung verlaufenden Stegen auf einer Seite des umlaufenden Stegs anschließt. Auf diesen Kolbenkörper ist im Spritzgießverfahren eine Dichtung aus thermoplastischem Kunststoff aufgespritzt, wobei insbesondere die sich in axialer Richtung erstreckenden Stege mit ihren dazwischen liegenden voll mit Dichtungswerkstoff ausgefüllten Nuten der zuverlässigen Verankerung des Dichtungswerkstoffs dienen. Die im Spritzguß aufgebrachte Dichtung ermöglicht eine enge Tolerierung, um das sogenannte "blow-by" zu vermeiden und so eine zuverlässige Abdichtung der einander zugeordneten Zylinderräume zu bewirken. Das Verfahren zur Herstellung derartiger spritzgegossener Dichtungen ist verhältnismäßig aufwendig.

Aus US-A-3 212 411 ist eine Kolben-Zylinder-Anordnung bekannt, deren Kolbenkörper auf seiner Umfangsfläche eine Vielzahl von umlaufenden Rillen aufweist. Zum Aufbringen der Dichtung ist ein napfförmiger Vorformling aus PTFE (Polytetrafluorethylen) vorgesehen, der zunächst auf den Kolbenkörper lose aufgesetzt wird. Der so vorbereitete Kolbenkörper wird anschließend zunächst in einen hoch aufgeheizten Form- und Kalibrierzylinder eingedrückt, wobei unter Wärmeeinfluß das PTFE-Material in die Rillen auf der Umfangsfläche des Kolbenkörpers eingepreßt wird. Anschließend wird der Kolbenkörper mit der aufgepreßten Dichtung in einem entsprechend ausgebildeten Kühlzylinder abgekühlt. Die Rillen sind vollständig mit dem Dichtungswerkstoff ausgefüllt, um so eine formschlüssig-feste Verbindung der Dichtung mit der Umfangsfläche des Kolbenkörpers zu bewirken. Für den Einsatz als Stoßdämpferkolben muß anschließend noch die die Stirnfläche des Kolbenkörpers auf einer Seite überdeckende Bodenfläche des Vorformling entfernt werden.

Aus EP-A-682 190 ist ein Stoßdämpferkolben bekannt, der sich in seiner Herstellung von dem vorstehend beschriebenen Verfahren im wesentlichen nur dadurch unterscheidet, daß zum Aufbringen der Dichtung statt eines napfförmigen Vorformlings eine gestanzte Kreisringscheibe eingesetzt wird. Diese Kreisringscheibe wird auf ein Ende des Kolbenkörpers aufgesetzt. Der so vorbereitete Kolbenkörper wird wiederum in einen aufgeheizten Form- und Kalibrierzylinder eingepreßt, wobei die Kreisringscheibe als Band auf die Umfangsfläche des Kolbenkörpers umgelegt und anschließend in die in Umfangsrichtung des Kolbenkörpers verlaufenden Rillen unter Wärmeeinfluß eingepreßt wird. Anschließend wird der mit seiner aufgepreßten Dichtung versehene Kolben durch ein Kühlrohr geführt. Der Dichtungswerkstoff füllt auch hierbei die Rillen praktisch vollständig aus, so daß die Dichtung formschlüssig-fest mit der Umfangsfläche des Kolbenkörpers verbunden ist.

Die beiden vorstehend beschriebenen Verfahren weisen den Nachteil auf, daß für das Umformen und das Einpressen des Dichtungsmaterials in die Rillen auf der Umfangsfläche des Kolbenkörpers erhebliche Preßdrücke erforderlich sind und das die Dichtung bildende Kunststoffmaterial starken Umformungen unterworfen wird, die nachteilig die Struktur des Dichtungswerkstoffs beeinflussen. Nur bei einer genauen Kalibrierung läßt sich der gewünschte Abdichtungsgrad erzielen. Unterschiedliche Durchmesseränderungen von Kolben und Zylinder durch Temperatureinflüsse lassen sich ebenso wenig wie ein Verschleiß der Dichtung kompensieren.

Der Erfindung liegt die Aufgabe zugrunde, einen Kolben, insbesondere Stoßdämpferkolben zu schaffen, bei dem die

vorstehend beschriebenen Nachteile vermieden sind.

Diese Aufgabe wird gemäß der Erfindung gelöst durch einen Kolben für eine Kolben-Zylinder-Anordnung, insbesondere Stoßdämpferkolben, mit einem Kolbenkörper, der auf seiner Umfangsfläche mit wenigstens zwei umlaufenden Stegen versehen ist, die eine Nut begrenzen, bei dem ferner auf die Stege eine manschetttenförmige Dichtung aus einem wärmeverformbaren Kunststoffmaterial aufgeformt ist, die die Stege übergreift, und mit axialen Durchlaßkanälen im Kolbenkörper, die über einseitig öffnende Drosselventile verschlossen sind, sowie mit wenigstens einer Radialöffnung, die wenigstens einen Durchlaßkanal mit der Nut zwischen zwei Stegen verbindet. Überraschenderweise hat sich herausgestellt, daß es für eine einwandfreie und zuverlässige Verbindung zwischen Dichtung und Kolbenkörper nicht erforderlich ist, eine Vielzahl von Rillen auf der Umfangsfläche des Kolbenkörpers anzuordnen. Es genügen hierbei wenigstens zwei umlaufende, eine Nut begrenzende Stege, auf die die manschetttenförmige Dichtung in der in EP-A-682 190 beschriebenen Weise aufgeformt wird. Überraschend hat sich hierbei ferner herausgestellt, daß es genügt, wenn die Stege nur über einen Teil ihrer Höhe in das Material der Dichtung eingeformt werden. Einerseits ergibt sich hierbei ein einwandfreier Formschluß zwischen der manschetttenförmigen Dichtung und dem Kolbenkörper und zum anderen nur eine mäßige Umformung des Kunststoffmaterials, so daß nicht nur geringere Preßkräfte aufzubringen sind, sondern auch in wesentlich geringerem Maße ein Materialfluß bei der Umformung erfolgt und damit eine nachteilige Beeinflussung der Materialstruktur praktisch vermieden wird. Durch die die beiden Stege übergreifende manschetttenförmige Dichtung entsteht zwischen der Innenfläche der Dichtung und der Nut ein wenn auch geringer, in Umfangsrichtung um den Kolbenkörper umlaufender Hohlraum. Da die Durchlaßkanäle im Kolbenkörper wechselseitig mit einseitig öffnenden Drosselventilen verschlossen sind, werden in der einen Bewegungsrichtung ein Teil der Durchlaßkanäle durch die Drosselventile durch den sich aufbauenden Druck im Zylinder vollständig geschlossen, während sich die Drosselventile der anderen Durchlaßkanäle entsprechend öffnen, so daß die Hydraulikflüssigkeit aus einem Zylinderraum in den anderen Zylinderraum überströmen kann. Hierbei baut sich in den durchströmten Durchlaßkanälen ein entsprechend hoher Flüssigkeitsdruck auf. Da wenigstens einer dieser Durchlaßkanäle mit einer Radialöffnung versehen ist, die in den Ringraum zwischen manschetttenförmiger Dichtung und Nutgrund ausmündet, kann ein Teil der Hydraulikflüssigkeit in diesen Ringraum eintreten und hier einen entsprechenden Druck aufbauen. Da die manschetttenförmige Dichtung aus einem Kunststoffmaterial hergestellt und innerhalb gewisser Grenzen elastisch verformbar ist, wobei der Ringspalt zwischen der äußeren Umfangsfläche der manschetttenförmigen Dichtung einerseits und der zugeordneten Zylinderwandung andererseits sehr klein ist, wird die manschetttenförmige Dichtung unter dem Einfluß des Drucks im Ringraum nach außen ausgebeult und gegen die Zylinderwandung angepreßt. Da der Druck im Durchlaßkanal von der Belastung des Stoßdämpfers abhängig ist, ergibt sich somit eine lastabhängige Abdichtung des Kolbens im Zylinder.

Je nach Wahl des mit einer Radialöffnung versehenen Durchlaßkanals ist es möglich, diese druckabhängige Veränderung der Anpreßkraft der Dichtung für eine Bewegung des Kolbens in die eine oder in die andere Dichtung selektiv vorzusehen.

In vorteilhafter weiterer Ausgestaltung der Erfindung ist vorgesehen, daß die manschetttenförmige Dichtung jeweils mit ihren Rändern die zugeordneten Stirnflächen des Kol-

benkörpers überragt. Da die manschettenförmige Dichtung nach dem bekannten Verfahren aus einer Kreisringscheibe hergestellt wird, kann das in EP-A-0 682 190 beschriebene Phänomen der "Rück Erinnerung" des Kunststoffmaterials dazu genutzt werden, daß der den Innendurchmesser der Kreisringscheibe begrenzende Rand nach dem Aufbringen auf den Kolbenkörper sich nach innen zusammenzieht und der vom äußeren Rand der Kreisringscheibe herrührende Rand der manschettenförmigen Dichtung sich nach außen zurückstellt und hierbei nach Art einer Dichtlippe die übrige Umfangsfläche der manschettenförmigen Dichtung überragt. Wird der Kolbenkörper so eingebaut, daß die mit dem lippenförmig nach außen weisenden Rand versehene Kolbenfläche bei der Verwendung als Stoßdämpferkolben der Druckseite, also der mit hoher fast beaufschlagten Seite, zugekehrt ist und die Kolbenfläche mit dem nach innen zurückspringenden Rand auf der sogenannten Zugseite angeordnet ist, dann ergibt sich eine verbesserte Abdichtung des Kolbens im Stoßdämpferzylinder bei der Druckbelastung, da die Hydraulikflüssigkeit im lippenförmigen Rand an die Zylinderwandung anpreßt.

Beim Zurückfedern, also bei Zuglast, kann dann infolge des geringen Spiels zwischen Kolbenwandung und Zylinderwandung in geringem Maße die Hydraulikflüssigkeit in diesen Zwischenraum eintreten und hierbei für eine Schmierung bis hin zur Anlagekante des lippenförmig an der Zylinderwandung anliegenden Randes der manschettenförmigen Dichtung gelangen und so hier für eine einwandfreie Schmierung und damit eine Verminderung des Verschleißes der Dichtung sorgen. Da der Strömungswiderstand durch diesen geringen Spalt zwischen der Dichtungsfläche des Kolbens und der Zylinderwandung um ein erhebliches höher ist als der Durchflußwiderstand durch die überströmenden Kanäle im Kolbenkörper, ergibt sich praktisch keine Leistungsminderung.

Die vorstehend beschriebene Verminderung der Dichtwirkung der manschettenförmigen Dichtung beim Zurückfedern kann nun mit der erfindungsgemäßen Konzeption dadurch ausgeglichen werden, daß die radiale Öffnung im Kolbenkörper wenigstens einem der Durchlaßkanäle zugeordnet wird, die beim Zurückfedern, also bei Zuglast, von der Hydraulikflüssigkeit gegen die Wirkung des Drosselventils durchströmt werden. Durch die elastische Verformung der manschettenförmigen Dichtung infolge des Druckaufbaus im Ringraum wird dann auch bei dieser Bewegung die Dichtung an die Zylinderwandung angepreßt und damit die verminderte Dichtwirkung infolge der fehlenden Dichtlippe kompensiert.

In besonders vorteilhafter Ausgestaltung der Erfindung ist vorgesehen, daß die Stege jeweils in den an die Stirnfläche des Kolbenkörpers angrenzenden Bereichen angeordnet sind. Bei dieser Geometrie sind dann zweckmäßigerweise nur zwei Stege vorgesehen, die dann nur eine Nut im dazwischen liegenden Bereich der Umfangsfläche des Kolbenkörpers begrenzen. Die Stege können verhältnismäßig breit bemessen sein, wobei die von den Stegen seitlich begrenzte Nut dann zwei bis drei mal so breit sein kann wie eine Stegbreite. Hierdurch wird die Kontur der Umfangsfläche des Kolbenkörpers in der Formgebung erheblich vereinfacht.

In besonders vorteilhafter Ausgestaltung der Erfindung ist vorgesehen, daß der Kolbenkörper aus wenigstens zwei Teilelementen zusammengefügt ist und eine jeweils senkrecht zur Kolbenachse verlaufende Teilungsebene aufweist. Ein derartiger Aufbau eines Kolbenkörpers ist insbesondere für die Herstellung des Kolbenkörpers im pulvermetallurgischen Verfahren, d. h. als Sintermetallkörper geeignet. Die Formgebung der beiden Teilelemente ist insbesondere dann günstig, wenn jedes Teilelement nur einen umlaufenden

Steg aufweist, so daß die spiegelbildlich zusammengefügt Teilelemente mit ihren Stegen eine entsprechende Nut begrenzen. Dies erlaubt auch die Herstellung einer hinter schnittenen Nut.

In einer Abwandlung der Erfindung ist ferner vorgesehen, daß an einem Kolbenkörper mit zwei Stegen zwei manschettenförmige Dichtungen nebeneinander jeweils einen Steg überdeckend angeordnet sind. Die die Stirnflächen des Kolbenkörpers überragenden Ränder der Dichtungen können nach außen und/oder nach innen weisend geformt sein, und die anderen Ränder der beiden Dichtungen im Bereich der Nut zwischen den beiden Stegen entsprechend aneinandergrenzen. Da die Dichtfunktion jeweils unter Last im wesentlichen durch die als Lippendichtung wirkenden Ränder der Dichtung bewirkt wird, kann bei einer entsprechend geringen Dimensionierung der radialen Öffnung die aus einem Durchlaßkanal über die radiale Öffnung in die Nut einströmende Hydraulikflüssigkeit durch den Spalt zwischen den beiden manschettenförmigen Dichtungen hindurchströmen und die Dichtfläche zwischen der Zylinderwandung und der manschettenförmigen Dichtung zugleich schmieren. Da die radiale Öffnung ihrerseits als Drossel wirkt, ergibt sich nur ein geringer Druckaufbau im Bereich der Nut, so daß die Dichtwirkung der jeweils druckseitigen Dichtlippe nicht beeinträchtigt wird. Die sich auf der Niederdruckseite befindende Dichtlippe kann jedoch auf der aus dem Spalt zwischen den beiden manschettenförmigen Dichtungen ausströmenden Hydraulikflüssigkeit "aufschwimmen", so daß eine entsprechende Schmierung erfolgt.

Die Erfindung wird anhand schematischer Zeichnungen eines Ausführungsbeispiels näher erläutert. Es zeigen:

Fig. 1 einen Teilschnitt in Achsrichtung durch einen Kolben-Zylinder-Anordnung für einen Stoßdämpfer,

Fig. 2 einen vergrößerten Teilschnitt durch den Kolben der Anordnung gemäß Fig. 1,

Fig. 3 eine Ausführungsform mit zweiteiliger manschettenförmiger Dichtung,

Fig. 4 eine Abwandlung der Ausführungsform gemäß Fig. 3.

Fig. 1 zeigt einen axialen Schnitt durch einen Stoßdämpfer, der zwei relativ zueinander bewegbare Teile, beispielsweise eine Fahrzeugachse und einen Fahrzeugrahmen miteinander verbindet. Der Stoßdämpfer weist einen Zylinder 1 auf, der mit einem der beiden relativ zueinander bewegbaren Teile verbunden ist. Im Zylinder 1 ist ein Kolben 2 geführt, der an einer Kolbenstange 3 befestigt ist, die mit ihrem freien Ende am anderen Teil der beiden relativ zueinander bewegbaren Teile festgelegt ist. Der Zylinder 1 ist hierbei beidseitig geschlossen und mit einer Hydraulikflüssigkeit gefüllt, so daß die Kolben-Zylinder-Anordnung doppelt wirkend ausgelegt ist, wobei der Kolben zwei Zylinderäume 4, 5 voneinander trennt.

Der Kolbenkörper 6 des Kolbens 2 weist mehrere nebeneinander verlaufende Durchtrittskanäle 7, 8 auf. Die Durchtrittskanäle 7, 8 sind jeweils auf ihrer in der Funktion noch zu erläuternden Austrittsseite mit einem Drosselventil 7.1 bzw. 8.1 abgedeckt. Die Anordnung ist hierbei so getroffen, daß beispielsweise drei Durchtrittskanäle 7 und drei Durchtrittskanäle 8 sternförmig alternierend um die Zylinderachse angeordnet vorgesehen sind.

Die Umfangsfläche des Kolbens 2 ist mit einer manschettenförmigen Dichtung 9 versehen, die für eine Abdichtung des Zylinderraums 4 gegenüber dem Zylinderraum 5 sorgt. Bei einer Bewegung des Kolbens 2 in den Zylinderraum 4 hinein, wird die Flüssigkeit durch die Durchtrittskanäle 7 gegen die Rückstellkraft der Drosselventile 7.1 gepreßt. Die Durchtrittsöffnungen 8 werden hierbei durch den auf die Drosselventile 8.1 lastenden Druck des Flüssigkeitsraums 4

verschlossen gehalten. Bei einer Bewegung in umgekehrter Richtung werden die Durchtrittskanäle 7 durch die Drosselventile 7.1 geschlossen, während die Flüssigkeit durch die durchströmenden Kanäle 8 aus dem Zylinderraum 5 in den Zylinderraum 4 zurückströmen kann.

In Fig. 2 ist im Teilschnitt ein Kolben 2 in vergrößerter Darstellung wiedergegeben. Der Kolbenkörper 6 ist auf seiner Umfangsfläche mit zwei Stegen 10 versehen, die bei dem hier dargestellten Ausführungsbeispiel so angeordnet sind, daß sie jeweils auch einen Teil der Stirnfläche 4.1 bzw. 5.1 des Kolbenkörpers 6 beinhalten. Die beiden Stege 10 begrenzen auf der Umfangsfläche des Kolbenkörpers 6 eine Nut 11.

Die auf der Umfangsfläche des Kolbenkörpers 6 angeordnete manschettenförmige Dichtung 9 besteht aus einem warm verformbaren Kunststoff, vorzugsweise aus PTFE. Die manschettenförmige Dichtung 9 ist bei dem hier dargestellten Ausführungsbeispiel durch Warmumformung aus einer Kreisringscheibe auf die Umfangsfläche des Kolbenkörpers 6 aufgeförmig worden, wobei der Rand 9.1 der Dichtung 9 durch den Innenrand der Kreisringscheibe gebildet wird, während der Rand 9.2 durch den Außenrand der Kreisringscheibe gebildet wird. Die Kreisringscheibe war in ihrer Ringbreite so bemessen, daß sie breiter war als die Dicke des Kolbenkörpers 6 in axialer Erstreckung, so daß nach dem Umformen der vom Innenrand der Kreisringscheibe herrührende Rand 9.1 nach innen eingezogen ist, während der vom Außenrand der Kreisringscheibe herrührende Rand 9.2 nach außen abgehogen ist und in der Funktion eine Dichtlippe bildet.

Bei der Warmumformung der Kreisringscheibe sind die Stege 10 nur über einen Teil ihrer Höhe in das Material der manschettenförmigen Dichtung 9 eingeförmig, so daß zwischen dem Material der Dichtung 9 und dem Boden der Nut 11 noch ein gewisser Freiraum verbleibt, so daß beim Formen der Dichtung 9 das Dichtungsmaterial frei und ohne Zwängung in die Nut 11 einfließen kann. Bei diesem Umformungsvorgang wird die zylindrische Außenfläche 12 der Dichtung 9 gleichzeitig kalibriert, so daß die gewünschten Toleranzen zum Innendurchmesser des Zylinders 1 eingehalten werden können. Da insbesondere bei der Verwendung einer derartigen Kolben-Zylinder-Anordnung als Stoßdämpfer im Betrieb eine Erwärmung des Gesamtsystems auftritt, erlaubt dieser verbleibende Freiraum im Nutgrund innerhalb gewisser Grenzen auch eine Ausdehnung des Dichtungsmaterials in die Nut hinein, so daß der Verschleiß der Dichtung auf der an die Ränder angrenzenden zylindrischen Umfangsfläche der Dichtung 9 herabgesetzt wird.

Wie in Fig. 1 angedeutet und in Fig. 2 in der vergrößerten Darstellung besser ersichtlich, ist der Kolbenkörper 6 mit einer Radialöffnung 12 versehen, die die Nut 11 bei dem dargestellten Ausführungsbeispiel mit dem Durchtrittskanal 8 verbindet. Bei einer Bewegung des Kolbens 2 in Richtung des Pfeiles 13 baut sich im Durchtrittskanal 8 unter dem Einfluß des Drosselventils 8.1 ein entsprechender Druck auf, der auch im Zwischenraum zwischen der manschettenförmigen Dichtung 9 und der Nut 11 wirksam wird. Bei einer groß bemessenen Öffnung, die praktisch keine Drosselwirkung hat, wird in diesem Zwischenraum der volle Druck wirksam, so daß sich die manschettenförmige Dichtung 9 entsprechend nach außen beult und an die Innenwandung des Zylinders 1 in Abhängigkeit von dem Druck angepreßt wird. Damit wird die bei einer Bewegung des Kolbens 2 in Richtung des Pfeiles 13 verminderte Dichtwirkung des als Dichtlippe wirkenden Randes 9.2 durch ein Anpressen der Dichtung 9 an die Zylinderwandung kompensiert. Über eine entsprechende Verminderung des Durchmessers der radialen Öffnung 12 kann diese auch als Drossel wirken, so daß

sich im Raum unter der manschettenförmigen Dichtung 9 ein entsprechend geringerer Druck aufbaut und damit eine geringere Anpreßkraft der Dichtung an die Zylinderwandung wirksam wird. Hierbei ist es dann zweckmäßig, wenn jeder der Durchtrittskanäle 8 mit einer entsprechenden radialen Öffnung mit dem Ringraum unter der manschettenförmigen Dichtung 9 versehen wird, um einen gleichmäßigen Druckaufbau im Ringraum zu erzielen.

In Fig. 3 ist eine abgewandelte Ausführungsform dargestellt. Bei dieser Ausführungsform sind zwei manschettenförmige Dichtungen 14, 15 vorgesehen, die so aufgebracht sind, daß jeweils die außenliegenden Ränder 14.1 und 15.1 nach außen weisen, während die innenliegenden Ränder 14.2 und 15.2 nach innen eingezogen sind. Die beiden Ränder 14.2 und 15.2 können unmittelbar aneinanderstoßen, wobei die manschettenförmige Dichtung 14 den Bereich der Durchtrittsöffnung 12 überdecken kann. Die Durchtrittsöffnung 12 ist zweckmäßigerweise so bemessen, daß sie bei starker Drosselung bei Druckbeaufschlagung um ein geringes Maß Hydraulikflüssigkeit durchläßt, die dann über den Spalt 16 zwischen den beiden manschettenförmigen Dichtungen 14, 15 austreten und hierbei für eine Schmierung sorgen kann. Die Durchtrittsöffnungen 12 können hierbei so angeordnet sein, daß sowohl bei der Hinbewegung, d. h. in Richtung des Pfeiles 13, als auch bei der Rückbewegung, d. h. entgegen der Richtung des Pfeiles 13, der Kolben 2 geschmiert wird.

Wie der Vergleich zwischen Fig. 2 und Fig. 3 ferner erkennen läßt, kann bei der Verwendung einer zweiteiligen Dichtung die Umformung des Materials der beiden manschettenförmigen Dichtungen 14 und 15 so weit durchgeführt werden, daß die Stege 10 jeweils in voller Höhe in das Material eingeförmig sind. Durch eine jeweils von den Stegen 10 nach innen leicht abfallenden Verlauf des Nutgrundes in Verbindung mit dem vorbeschriebenen Rückerinnerungsvermögen des Kunststoffmaterials ergibt sich somit eine zuverlässige Verankerung der manschettenförmigen Dichtungen jeweils auf nur einem Steg.

In Fig. 4 ist eine Abwandlung der Ausführungsform gemäß Fig. 3 dargestellt, die sich praktisch nur dadurch unterscheidet, daß die vom Außenrand der bei der Herstellung der manschettenförmigen Dichtung verwendeten Kreisringscheibe herrührende Dichtlippe 14.1 bzw. 15.1 sich im Bereich der Nut 11 befinden. Die Anordnung kann aber auch so getroffen werden, daß die jeweils nach außen weisenden Ränder 14.1 und 15.1 der beiden Dichtungen 14 und 15 so angeordnet sind, daß die Dichtung 14 in der Zuordnung ihres Randes 14.1 zum Kolbenkörper 6 entsprechend Fig. 2 auf den Steg aufgeförmig ist und die Dichtung 15 in der Zuordnung ihres Randes zu ihrem Steg am Kolbenkörper 6 entsprechend der Ausführungsform gemäß Fig. 3 angeordnet ist, so daß der nach außen weisende Rand 14.1 der Dichtung 14 der Stirnfläche zugeordnet ist und der nach außen weisende Rand 15.1 der Dichtung 15 im Bereich der Nut 11 verläuft.

Wie Fig. 1 und Fig. 2 erkennen lassen, ist der Kolbenkörper 6 aus zwei Teilelementen 6.1 und 6.2 hergestellt. Hierbei ist zu erkennen, daß der Verlauf der Konturen der Durchtrittskanäle 7 und 8 jeweils in dem einen und in dem anderen Teil identisch sind, so daß abgesehen von der Anordnung einer Buchse 6.3 am Teilelement 6.1 und einer entsprechend zugeordneten Ausnehmung 6.4 am Teilelement 6.2 beide Teilelemente in ihrer äußeren Formgebung identisch und ohne einen Preßvorgang hindernde Hinterscheidungen ausgebildet sind. Damit besteht die Möglichkeit, einen derartigen Kolbenkörper 6 aus zwei pulvermetallurgisch hergestellten Teilelementen zu bilden, die als Teilelemente aus einem sintermetallurgischen Pulver gepreßt werden können.

Die gepreßten Teilelemente werden dann in einer Fügeoperation entsprechend zusammengefügt und anschließend gesintert. Beim Pressen des Grünlings können die Konturen der Durchtrittsöffnungen 12 bereits eingeformt werden. Gerade diese Art der Herstellung erlaubt es aber, die Teilelemente 5 so herzustellen, daß die Durchtrittskanäle unter Berücksichtigung der unterschiedlichen Durchströmungsbedingungen bei Zug- und Druckbelastung unterschiedlich geformt sein können.

Je nach dem Herstellungsverfahren ist es auch möglich, 10 mehr als zwei Stege 10 vorzusehen, so daß jeweils zwei benachbarte Stege eine Nut begrenzen und dementsprechend auch eine höhere Anzahl von Nuten vorhanden ist. Hierbei genügt es, wenn nur in eine Nut eine Durchtrittsöffnung 12 mündet. 15

Der Kolbenkörper 6 kann auch geometrisch anders gestaltet werden und auch durch spanabhebende Verfahren hergestellt werden.

Patentansprüche

20

1. Kolben für eine Kolben-Zylinder-Anordnung, insbesondere Stoßdämpferkolben, mit einem Kolbenkörper (6), der auf seiner Umfangsfläche mit wenigstens zwei umlaufenden Stegen (10) versehen ist, die eine Nut (11) begrenzen, bei dem ferner auf die Stege eine manschettensförmige Dichtung (9) aus einem warmverformbaren Kunststoffmaterial aufgeformt ist, die die Stege (10) übergreift, und mit axialen Durchlaßkanälen (7, 8) im Kolbenkörper, die über einseitig öffnende Drosselventile (7.1, 8.1) verschlossen sind, sowie mit wenigstens einer Radialöffnung (12), die wenigstens einen Durchlaßkanal (7, 8) mit der Nut (11) zwischen zwei Stegen (10) verbindet. 25
2. Kolben nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die manschettensförmige Dichtung (9) die Nut (11) zwischen zwei Stegen (10) abdichtend überdeckt. 35
3. Kolben nach Anspruch 1 oder 2, dadurch gekennzeichnet, daß der Kolbenkörper (6) aus wenigstens zwei Teilelementen (6.1, 6.2) zusammengefügt ist und eine senkrecht zur Kolbenachse verlaufende Teilungsebene aufweist, und daß die Radialöffnung (12) im Bereich der Teilungsebene verläuft. 40
4. Kolben nach einem der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, daß jedes Teilelement (6.1, 6.2) einen umlaufenden Steg (10) aufweist. 45
5. Kolben nach einem der Ansprüche 1 bis 3, dadurch gekennzeichnet, daß der Kolbenkörper (6) pulvermetallurgisch hergestellt ist.
6. Kolben nach einem der Ansprüche 1 bis 5, dadurch gekennzeichnet, daß die Stege (10) jeweils in den an die Stirnflächen (4.1, 5.1) des Kolbenkörpers (6) angrenzenden Bereichen angeordnet sind. 50
7. Kolben nach einem der Ansprüche 1 bis 6, dadurch gekennzeichnet, daß die manschettensförmige Dichtung (9) jeweils mit ihren Rändern (9.1, 9.2) die zugeordnete Stirnfläche (4.1, 5.1) des Kolbenkörpers (6) überragt. 55
8. Kolben nach einem der Ansprüche 1 bis 7, dadurch gekennzeichnet, daß an einem Kolbenkörper (6) mit zwei Stegen (10) zwei manschettensförmige Dichtungen (14, 15) nebeneinander jeweils einen Steg (10) überdeckend angeordnet sind. 60

Hierzu 2 Seite(n) Zeichnungen

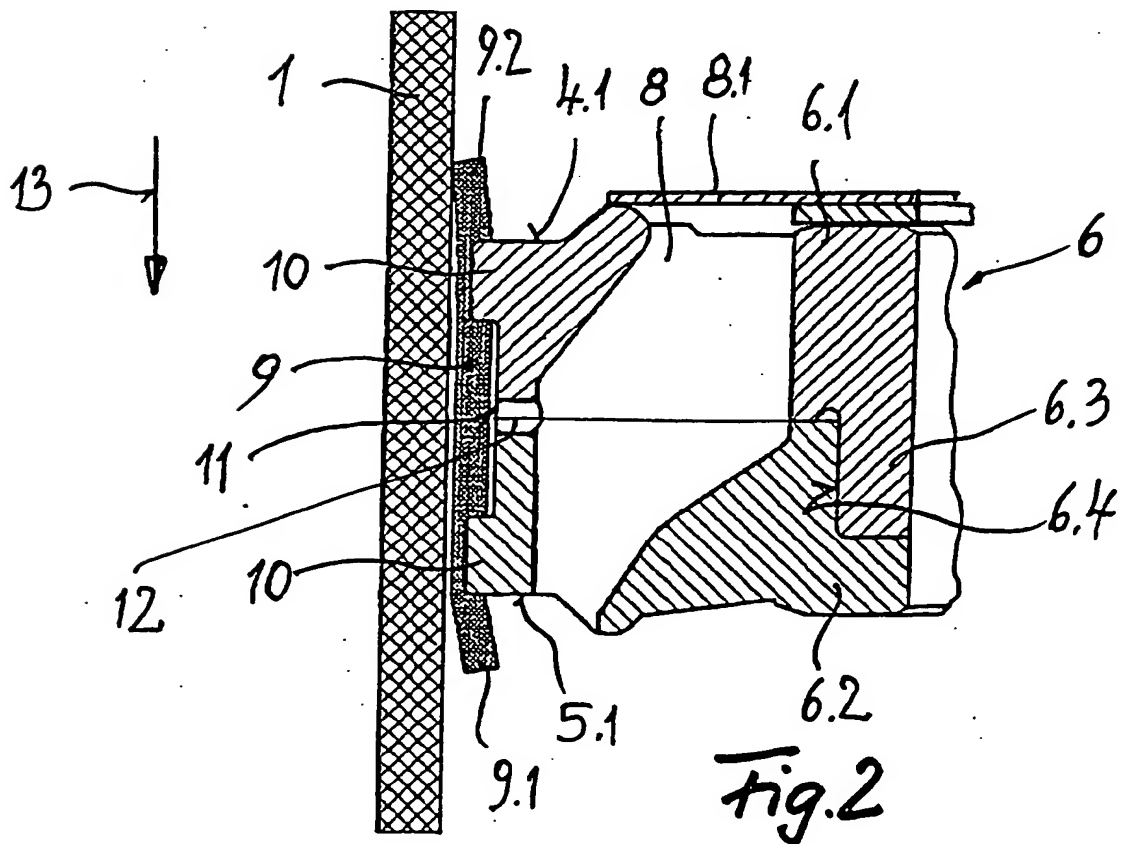
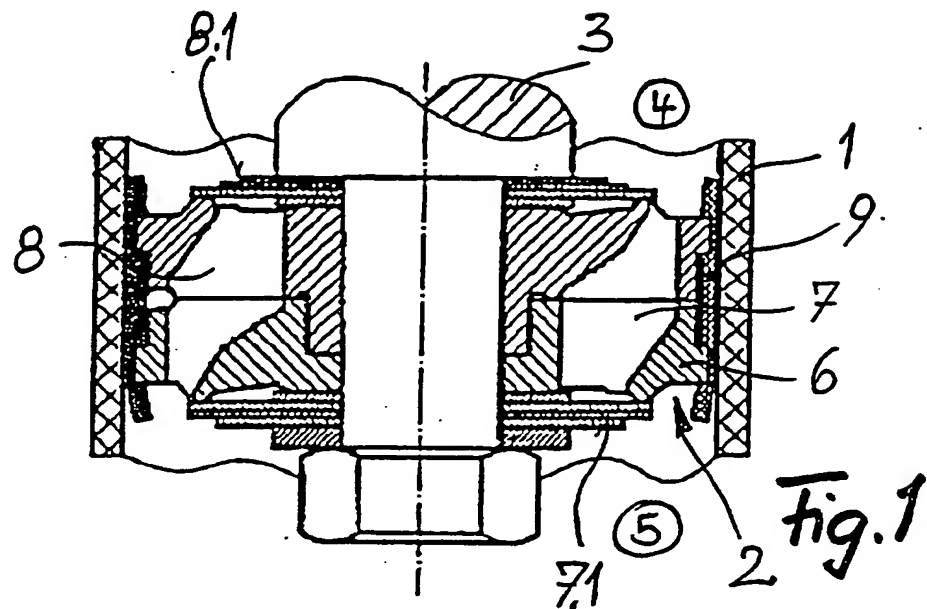
65

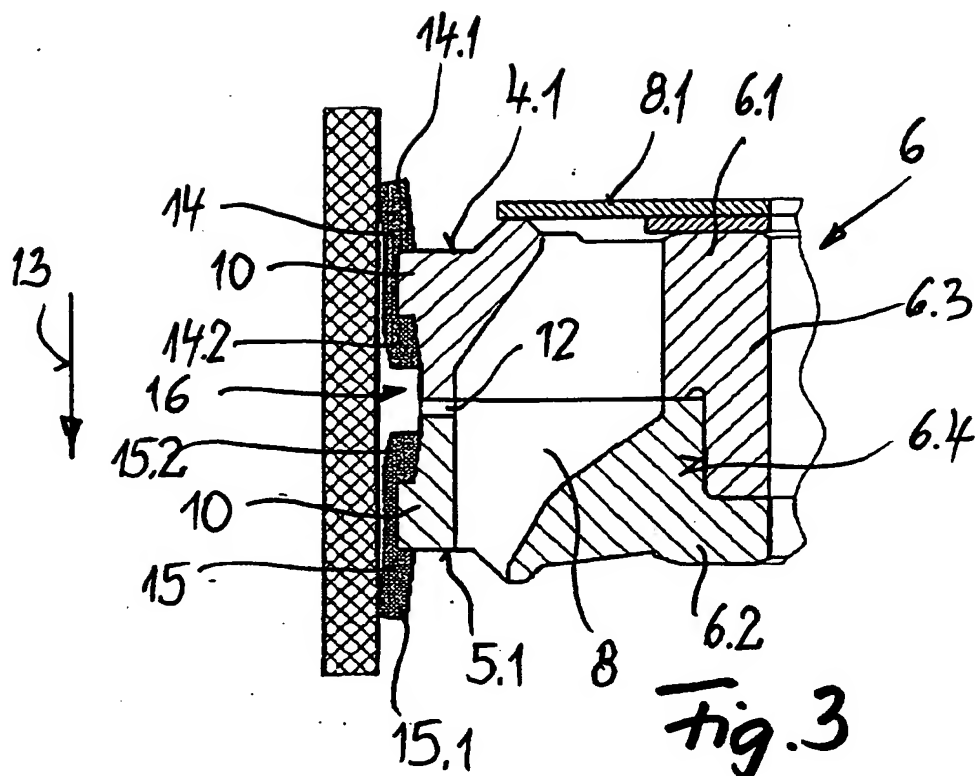
- Leerseite -

BEST AVAILABLE COPY

Nummer:
Int. Cl.:
Offenlegungstag:

DE 198 47 343 A1
F 15 B 15/20
20. April 2000





BEST AVAILABLE COPY

